

Document made available under the Patent Cooperation Treaty (PCT)

International application number: PCT/JP05/001986

International filing date: 03 February 2005 (03.02.2005)

Document type: Certified copy of priority document

Document details: Country/Office: JP
Number: 2004-030930
Filing date: 06 February 2004 (06.02.2004)

Date of receipt at the International Bureau: 24 March 2005 (24.03.2005)

Remark: Priority document submitted or transmitted to the International Bureau in compliance with Rule 17.1(a) or (b)



World Intellectual Property Organization (WIPO) - Geneva, Switzerland
Organisation Mondiale de la Propriété Intellectuelle (OMPI) - Genève, Suisse

日本国特許庁
JAPAN PATENT OFFICE

03.2.2005

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されて
いる事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed
with this Office.

出願年月日
Date of Application: 2004年 2月 6日

出願番号
Application Number: 特願 2004-030930

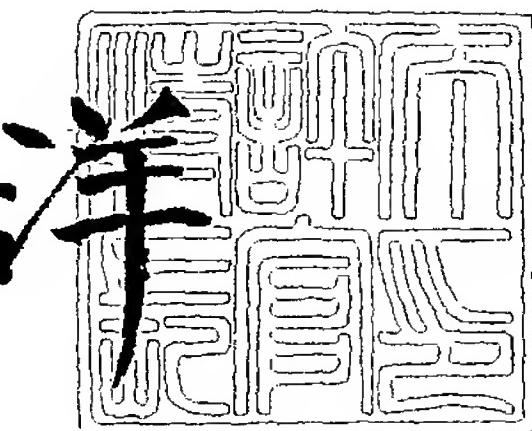
[ST. 10/C]: [JP 2004-030930]

出願人
Applicant(s): いすゞ自動車株式会社

2005年 3月 10日

特許庁長官
Commissioner,
Japan Patent Office

小川洋



【書類名】 特許願
【整理番号】 415000167
【あて先】 特許庁長官 今井 康夫殿
【国際特許分類】 B60K 41/02
F02D 41/04

【発明者】
【住所又は居所】 神奈川県藤沢市土棚8番地 いすゞ自動車株式会社 藤沢工場内
【氏名】 林 暢彦

【発明者】
【住所又は居所】 神奈川県藤沢市土棚8番地 いすゞ自動車株式会社 藤沢工場内
【氏名】 江原 達彦

【特許出願人】
【識別番号】 000000170
【氏名又は名称】 いすゞ自動車株式会社

【代理人】
【識別番号】 100075177
【弁理士】
【氏名又は名称】 小野 尚純

【選任した代理人】
【識別番号】 100102417
【弁理士】
【氏名又は名称】 飯田 隆

【選任した代理人】
【識別番号】 100113217
【弁理士】
【氏名又は名称】 奥貫 佐知子

【手数料の表示】
【予納台帳番号】 009058
【納付金額】 21,000円

【提出物件の目録】
【物件名】 特許請求の範囲 1
【物件名】 明細書 1
【物件名】 図面 1
【物件名】 要約書 1
【包括委任状番号】 9814183
【包括委任状番号】 9300001
【包括委任状番号】 0212207

【書類名】特許請求の範囲

【請求項 1】

【請求項1】 エンジン(1)、クラッチ(3)及び変速機(4)を有する車両用動力伝達装置の制御装置において、

置において、前記クラッチ（3）はクラッチ制御装置（31）を備えており、変速時には、前記クラッ

前記ノブ（1）（2）の操作により、前記クラッチ（3）を断つとし、

前記エンジン（1）は、アクセルペダル（62）の踏込み量を基本的なパラメータとする
エンジン制御を行うエンジン制御装置（11）を備えており、前記エンジン制御装置（11）
が、変速時には、変速指令信号に応じて、前記アクセルペダル（62）の踏込み量と

は独立して前記エンジン（1）を制御する変速時エンジン制御に移行し、さらに、

【請求項2】

【請求項2】前記低下させる出力の目標値は、車両運転中に変速指令信号が出力されたときの変速段に応じて設定され、かつ、変速段が高くなれば前記低下させる出力の目標値が小さくなるよう設定されている請求項1に記載の車両用動力伝達装置のエンジン制御装置。

【請求項 3】

【請求項3】前記低下させる出力の目標値は、低下させる回転数の目標値として設定されている請求項1又は請求項2に記載の車両用動力伝達装置のエンジン制御装置。

1 又は請求項 2 に記載の車両用動力伝達装置のエンジン制御装置。

【請求項 4】

【請求項1】前記低下させる回転数の目標値は、前記変速指令信号が出力されたときの前記エンジン（前記低下させる回転数に応じて設定されている請求項3に記載の車両用動力伝達装置のエンジン制御装置。）の回転数に応じて設定されている請求項3に記載の車両用動力伝達装置のエンジン制御装置。

【請求項 5】

【請求項3】前記低下させる出力の目標値は、前記変速指令信号が出力されたときの前記エンジン（1）へ供給される燃料量に応じて設定されている請求項1又は請求項2に記載の車両用動力伝達装置のエンジン制御装置。

【請求項 6】

【請求項 7】

【請求項】前記変速指令信号が出力されたときの車両の運行状態が、変速の前後における変速機(4)の入力軸の回転数差が所定回転数差以下である場合には、前記クラッチ(3)の断に先立つて前記エンジン(1)の出力を低下させる制御を実行しないように設定されている請求項6に記載の車両用動力伝達装置のエンジン制御装置。

【書類名】明細書

【発明の名称】車両用動力伝達装置のエンジン制御装置

【技術分野】

【0001】

本発明は、エンジンと変速機との間に自動クラッチを備え、車両の走行状態に応じて変速機の変速段を切り替える変速時において、クラッチが自動的に断続するように構成されている、車両用動力伝達装置のエンジン制御装置に関するものである。

【背景技術】

【0002】

車両の運転の容易化あるいは運転者の疲労軽減のために、イージードライブを目的とする各種の車両用動力伝達装置が開発され、市販車両にも採用されている。その中には、いわゆるマニュアル車と同様な平行軸歯車機構式変速機を使用して、これと自動クラッチとを組み合わせ、運転者が変速レバーで変速段を切り替える変速時に自動的にクラッチを断接するようにして、クラッチペタルを省略したイージードライブ装置がある。運転手が変速レバーを操作する代わりに、電子制御装置を用いて、車両の走行状態に応じて自動的に変速段を切り替える動力伝達装置も存在する。さらに、高級な変速装置としては、運転者が変速段を切り替えるマニュアル変速モードと電子制御装置が自動的に変速する自動変速モードとを備え、これらのモードを運転者が選択可能となっている動力伝達装置も存在している。

【0003】

最近では、ディーゼルエンジンを装備した車両において、エンジンと自動クラッチとの間に流体継手（フルードカップリング）を介在させた動力伝達装置が開発されている。流体継手を介在させると、特にエンジン回転数の小さい領域でトルクが大きいディーゼルエンジンでは、車両の発進時において、流体継手のポンプとタービンの間の滑りを利用した発進が可能となる。つまり、マニュアル車の発進時のごとき微妙なクラッチ操作が不要となって、スムーズな発進が容易に行えると同時に、アイドル時等におけるエンジンのトルク変動が吸収され、振動、騒音も軽減される。

【0004】

上記のような自動クラッチを有する動力伝達装置においては、一般的に、エンジンは電子式のエンジン制御装置を備えている。エンジン制御装置には、例えば、運転者の操作するアクセルペダルの踏込み量とエンジン回転数とによって燃料供給量を決定するマップが格納されており、通常走行時には、アクセルペダルの踏込み量を基本的なパラメータとしてエンジンへの燃料供給量が制御される（アクセルペダルの踏込み量を基本的なパラメータとして燃料供給量を制御するエンジン制御を、以下「アクセルペダル追従制御」という。）。また、エンジン制御装置は、クラッチを制御するクラッチ制御装置とも連結され、変速時等にはクラッチの接続状態に応じてエンジンの作動状態が調節されるよう、両者は連携して制御される。

【0005】

図1には、こうした車両の動力伝達装置を概略的に示す。動力伝達装置では、ディーゼルエンジン1の後方に流体継手2が締結され、さらに、湿式多板クラッチ3を介して、平行軸歯車機構を有する変速機4が連結されており、変速機4の出力軸41は、図示しない車両の車輪を駆動する。流体継手2のポンプ21（ディーゼルエンジン1の出力軸と一体）とタービン22（湿式多板クラッチ3の入力軸31と一体）は、車両の発進時以外ではロックアップクラッチ23によって連結され、これにより、ディーゼルエンジン1の出力軸は湿式多板クラッチ3の入力軸31と直結された状態となっている。また、変速機4は、歯車に一体形成されたギアスライドに変速スリーブを噛合わせる通常の平行軸歯車機構式変速機であって、シンクロナイザリング等からなる周知のシンクロ機構を備えている。

【0006】

ディーゼルエンジン1はエンジン制御装置11を、また、湿式多板クラッチ3はクラッチ制御装置31をそれぞれ備え、これらの制御装置は互いに連携しながら、ディーゼルエン

ジン 1 及び湿式多板クラッチ 3 の制御を実行する。これらの制御装置には、湿式多板クラッチ 3 の入力軸 3 2 の回転数（流体継手 2 のタービン 2 2 の回転数）を検出する回転数センサ 5 1、湿式多板クラッチ 3 の出力軸 3 3 の回転数（変速機 4 の入力軸回転数）を検出する回転数センサ 5 3 にする回転数センサ 5 2 及び変速機 4 の出力軸 4 1 の回転数を検出する回転数センサ 5 3 によって検出されたそれぞれの回転数信号が伝達され、変速時等の制御に使用される。

[0007]

[0 0 0 8]

【0008】 図6を参照して、シフトアップ（4速→5速）の変速時における動力伝達装置の作動を説明する。変速時には、変速指令信号Aに応じて、それまで0%のデューティ比を出力していく。クラッチ制御装置31が、そのデューティ比を100%とすることにより湿式多板クラッチ3を断とし、ディーゼルエンジン1と変速機4とを切り離す。そして、今まで動力ラッピング3を外して変速機4をニュートラルとしていた変速機4の変速段（4速）の噛合いを外して変速機4をニュートラルとし、その後新たな変速段（5速）における噛合いに移行させる。この間、シンクロ機構により変速機4の出力軸の回転数と新たな変速段における歯車の回転数との同期が行われ、同様に新たな変速段の噛合いに移り（ギヤイン）、変速機4における変速が完了する。なお、変速指令信号Aは、マニュアル運転のときは運転者が操作する変速レバー61のノブに設置された検知装置により、運転者の変速意思を検出して出力される。また、変速機4がアクチュエータ等によって自動変速可能な変速機となっているときは、車両速度とアクセルペダル62の踏込み量とに応じて車両制御装置が変速の要否を判断し、必要なときは自動的に変速指令信号Aを発生するようにされている。

[0009]

【0009】ギヤインが完了した後は、クラッチ制御装置31が、ディーゼルエンジン1の出力を再び変速機4に伝達するよう湿式多板クラッチ3を接続させるが、このときは急激なトルク伝達による変速ショックやエンジンストップを避けるため、例えば特許文献1に記載されているように、クラッチ制御装置31はデューティ比を徐々に少なくし湿式多板クラッチ3の接続量を徐々に増大させる。湿式多板クラッチ3が完接したときは、ディーゼルエンジン1は変速機4の入力軸と直結された状態となり、変速機4及び湿式多板クラッチ3の油圧を上昇させ変速が終了する。なお、実際には、湿式多板クラッチ3には断続の状態から油圧を上昇させても接続量が殆ど増加しない無効領域があり、この無効領域を迅速に通過させるよう、ごく短期間デューティ比は非常に小さくなるが、その後は、クラッチ制御装置31は湿式多板クラッチ3が適正な接続量となるようなデューティ比を出力する。

$$\begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 1 & 0 \end{pmatrix}$$

【0010】
図6の下部に示すように、変速指令信号Aに応じて、湿式多板クラッチ3を断としディーゼルエンジン1と変速機4とを切り離すと、変速機4の入力軸（湿式多板クラッチ3の出力軸33）の回転数はシンクロ機構の作動に伴い急速に新たな変速段（5速）に対応する回転数まで低下する。これに対し、ディーゼルエンジン1の出力軸（湿式多板クラッチ3の入力軸32）に関しては、それまでディーゼルエンジン1に作用していた車両走行負荷が瞬時になくなるので、その回転数が急激に上昇する、いわゆるフレア（エンジンの吹け上がり）と呼ばれる現象を生じる。このような現象が生じたときは、エンジン騒音等が増大すると同時に、クラッチの入出力軸間の回転数差が大きくなって、クラッチの完接に要する時間が増加してしまう。

[0 0 1 1]

[0 0 1 2]

【0012】 ところで、シフトアップ等の変速時には、クラッチの断により一時的にエンジンの出力が遮断されて車両は減速される。シフトアップの前には運転者はアクセルペダルを踏込んで車両を加速させている場合が多く、変速時における減速は、運転者にいわゆるもたつき感や変速ショックを与え、運転性を阻害する。殊に、例えば1速、2速などの低速段では変速機からの出力トルクは大きく、それに応じて、通常、車両の加速度も大きい。したがって、低速段におけるシフトアップの変速は、運転者により一層のもたつき感等を与える結果となる。こうした運転感覚の悪化は「加速抜け」と称されている。

[0 0 1 3]

【0013】
変速時における「加速抜け」による運転感覚の阻害を防止するエンジン制御装置として、
本出願人らは、かつて特開昭60-11757号公報に記載された変速制御装置を開発し
た。この変速制御装置は「車両の必要走行馬力に対してエンジンの出力が加速余裕を有し
ているか否かを判断する手段を備え、変速動作としてシフトアップを行う場合には、クラ
ッチ断制御に先立ち、エンジンのスロットルを閉方向に戻し、余裕トルクを小とする制御
を行う」ことを要旨とする。つまり、エンジン出力が必要走行馬力よりも相当大きく、車
両の加速度が所定量を超えている場合には、変速時のクラッチ断に先立ちエンジン出力を
短時間絞る。これにより、変速時には予め車両の加速度を低下させ、急激な「加速抜け」
を緩和させる。

[0 0 1 4]

【0014】 上記の制御装置は「加速抜け」の緩和を狙ったものであるが、変速時のクラッチ断に先立ってエンジン出力を低下させている。このため、クラッチが断となった時点ではエンジンの出力は相当低くなっている。車両走行負荷がなくなったとしてもエンジン回転数の上昇は抑制されることとなる。したがって、変速時においてクラッチ断に先立ってエンジン出力を低下させる制御（以下「頭打ち制御」という。）は、変速時のフレア発生の防止についても有効な手段となっている。

【特許文献1】特開2002-295529号公報

【特許文献2】特開昭60-11757号公報

【特許文献】 【発明の開示】

【発明の開示】 【発明が解決しようとする課題】

光明力解决 10015

【0015】 本発明は、自動クラッチを備えた車両用動力伝達装置において、シフトアップの変速の際、自動クラッチの断に伴うエンジン回転数の上昇を抑えることにより、フレアを回避するとともにエンジン回転数を変速機入力軸回転数に早期に一致させて、迅速な変速を行うことを基本的な課題とするものである。そして、本発明は、シフトアップの変速時に、「車両加速抜け」を適宜緩和しながら全ての変速段におけるフレアの発生を防止するよう、車両の運転状況に応じてクラッチの断に先行するエンジン出力低下の目標値を適正に設定するものである。

[0016]

ちなみに、前述の特許文献2に開示される技術では、クラッチの断に先行する頭打ち制御は、エンジン出力が必要走行馬力よりも相当大きく、車両の加速度が所定量を超えている場合に実行される。換言すれば、こうした条件に該当しない場合には頭打ち制御が行われず、シフトアップ時にフレアが発生する虞がある。また、エンジン出力を低下するためのスロットルの戻し量は一定とされているので、運転状況次第では、頭打ち制御の効果が足して回転数が適正量下がらない場合があり、あるいは頭打ち制御が効きすぎて回転数が過度に低下する場合がある。

【課題を解決するための手段】

[0 0 1 7]

上記の課題に鑑み、本発明は、シフトアップの変速時に、エンジン制御装置がクラッチの断続に先行するエンジンの出力低下の目標値を車両の運転状況に応じて適正に設定して、全ての変速段におけるフレアの発生を防止すると同時に、適正量の「加速抜け」の緩和を行うことを目的とする。すなわち、本発明は、

「エンジン、クラッチ及び変速機を有する車両用動力伝達装置の制御装置において、前記クラッチはクラッチ制御装置を備えており、変速時には、前記クラッチ制御装置が前記クラッチを断とし、

前記エンジンは、アクセルペダルの踏込み量を基本的なパラメータとするエンジン制御を行なうエンジン制御装置を備えており、前記エンジン制御装置が、変速時には、変速指令信号に応じて、前記アクセルペダルの踏込み量とは独立して前記エンジンを制御する変速時エンジン制御に移行し、さらに、
前記エンジン制御においては、前記エンジン制御装置が、

状況に応じて設定されており、これを特徴とする車両用動力伝達装置のエンジン制御装置となっている。

〔00181〕

【001】
請求項2に記載のように、前記の低下させる出力の目標値を、車両運転中に変速指令信号が出力されたときの変速段に応じて設定し、かつ、変速段が高くなれば低下させる出力の目標値が小さくなるよう設定することが好ましい。

[0019]

請求項3に記載のように、前記の低下させる出力の目標値を、低下させる回転数の目標値として設定することができる。そして、この場合には請求項4に記載のとおり、低下させる回転数の目標値を、前記の変速指令信号が出力されたときのエンジンの回転数に応じて設定することができる。

[0 0 2 0]

また、前記の低下させる出力の目標値については、請求項5に記載のように、前記の変速指令信号が出力されたときのエンジンへ供給される燃料量に応じて設定してもよい。

[0 0 2 1]

車両の運行状態によっては頭打ち制御が不要の場合もある。したがって、請求項 6 に記載のように、前記のエンジン制御装置には、クラッチの断に先立ってエンジンの出力を低下させる制御を実行するか否かを、前記の変速指令信号が出力されたときの車両の運行状態に応じて決定する手段が付加されていることが好ましい。このときは、請求項 7 に記載のように、前記の変速指令信号が出力されたときの車両の運行状態が、変速の前後におけるように、前記の変速指令信号が出力された場合には、クラッチの断に先立って変速機の入力軸の回転数差が所定回転数差以下である場合には、クラッチの断に先立ってエンジンの出力を低下させる制御を実行しないようにすることができる。

【発明の効果】

[0022]

【0022】本発明は、請求項1に記載されたとおりに構成されている。すなわち、自動クラッチを備えた車両用動力伝達装置において、シフトアップの変速の際、クラッチの断に先立ってエンジンの出力を予め低下させる頭打ち制御を実行している。これによって、変速のため

ラッチが断となってエンジンに作用していた車両走行負荷が急激に消失したとしても、それに伴うエンジン回転数の上昇を抑えることが可能となり、フレアの発生を回避して騒音の増加を防ぐことができる。また、シフトアップの変速に応じて変速機の入力軸の回転数は低下することになるが、頭打ち制御でエンジン回転数の上昇を抑えることにより、変速時に切り離されたエンジンの回転数をギヤイン後の変速機入力軸回転数に早期に一致させ、クラッチの締結を迅速に完了させて、変速に要する時間を短縮することができる。

[0023]

【0023】 さらに、本発明では、頭打ち制御において低下させるエンジン出力の目標値を、変速指令信号が出力されたときの車両運転状況に応じて設定している。車両が低速段で運転されているときの変速では、頭打ち制御においてエンジン出力を大幅に低下させると、「加速抜け」と同様な結果を生じ、頭打ち制御に伴う変速ショックが大きくなる。低下させるエンジン出力の目標値を車両運転状況に応じて設定する、例えば低速段では頭打ち制御のエンジン出力の目標値を比較的高く設定することにより、シフトアップの変速時に、「加速抜け」を適宜緩和して運転感覚の悪化を回避しながら、全ての変速段におけるフレアの発生を防止することが可能となる。なお、前述の特許文献2に記載の技術では、エンジン出力を低下するためのスロットルの戻し量は一定とされているので、運転状況に応じた適正量の頭打ち制御を行うことができない。

【0 0 2 4】

【0024】
頭打ち制御において低下させるエンジン出力の目標値については、請求項2乃至請求項5に記載したとおりの態様で実施することができる。また、請求項6及び7に記載のエンジン制御装置では、頭打ち制御を実行するか否かを变速指令信号が出力されたときの車両の運行状態に応じて決定する手段が付加されている。車両の特定の運行状態によっては頭打ち制御が不要のこともある。例えば、シフトアップの变速の前後における变速機の入力軸の回転数差が小さい場合には、頭打ち制御を実行しないことによって、变速を迅速に終了させ、エンジンを運転者の意思に対応するアクセルペダル追従制御に早期に戻すことができる。

【発明を実施するための最良の形態】

九九二大施

以下、図面に基づいて、本発明を実施した車両用動力伝達装置の制御装置について説明するが、本発明が適用される車両用動力伝達装置を構成する機器は、図1に示す従来の装置と格別異なるものではない。すなわち、車両用動力伝達装置では、ディーゼルエンジン1の後方に流体継手2が締結され、さらに、自動的に断接するクラッチである多板湿式クラッチ3を介して、平行軸歯車機構を有する変速機4が連結されている。流体継手2のポンプ21とタービン22は、車両の発進時以外ではロックアップクラッチ23によって締結されて、ディーゼルエンジン1の出力軸が湿式多板クラッチ3の入力軸と直結された状態となる。

[0026]

[0027]

【0027】 次いで、本発明を実施した車両用動力伝達装置の制御装置の変速時における作動について、図2は、従来例の制御装置を述べた図6に対応する作動図で、図2によって説明する。図2は、

あって、変速機 4、湿式多板クラッチ 3 及びディーゼルエンジン 1 の制御を経時的に示すものである。

[0028]

【0028】
变速時において、变速レバー 61 のノブ又は車両の電子制御装置からシフトアップの变速指令信号 A が出力されると、エンジン制御装置 11 がそれまでのアクセルペダル追従制御を中断し、变速時エンジン制御の制御モードに切り替わる。そして、この実施例の变速御を実行するよう構成することもできる。

【0029】

【0029】シフトアップの変速時であっても、変速前後の回転数差がそれほど大きくなない場合がある。変速機入力軸の回転数は、変速機の出力軸41の回転数に変速段の歯車比を乗じたものとなるが、例えば、車速（変速機の出力軸41の回転数）が小さく、シフトアップしたときの歯車比の変化が小さいようなときは、変速前後におけるエンジン回転数の変化も少ないのでフレアは殆ど発生せず、頭打ち制御を実施する必要はない。

[0 0 3 0]

【0030】 エンジン制御装置11で頭打ち制御が必要と判断されると、湿式多板クラッチ3を断と供する前に、エンジン制御装置11は、ディーゼルエンジン1の出力を予め抑制するため供給する燃料量を低下させる。図3に示すとおり、エンジンに作用する負荷が一定である条件下では、エンジン回転数は供給される燃料量が多くなるに従って増大し、エンジン回転数と燃料量との間には所定の関係が存在する。この実施例では、4速から5速へのシフトアップのときは、変速指令信号Aが発生したときのエンジン回転数の1/3の回転数を目標回転数とし、ディーゼルエンジン1への燃料量が目標回転数に相当する燃料量となるようにして、エンジン出力を低下させる（図2のエンジン部におけるP ed. Q→回転数目標値Qへの移行）。

示值是

【0031】
本発明では、頭打ち制御の際に低下させる回転数の目標値は、変速指令信号Aが出力されたときの車両運転状況に応じて設定する。車両がアクセルペダルを踏込んだ状態で低速段で運転されており、その加速度が大きいときに急激に燃料量を低下させた場合には、クラッチの断によるエンジン出力の伝達遮断のときと同じく、変速ショックが生じて「加速抜け」と同様の結果となる。したがって、この実施例では、シフトアップ時の変速段に応じて頭打ち制御における目標回転数を定め、図4に示すとおり、1速～3速では、変速指令信号Aが発生したときのエンジン回転数の1/2の回転数とすることにより、緩やかに車両の加速度を低下させて運転性の悪化を防止する。高速段における走行では車両の加速度は大きくなないので、4速では1/3、5速では1/4に設定し、変速時のクラッチ断に伴う回転数の急上昇を防いでいる。

[0032]

【0032】 上記の実施例では、頭打ち制御に際してエンジン出力を低下させるため、回転数の目標値を変速指令信号Aが出力された時点のエンジン回転数に応じて設定している。しかし、变速を行うときのエンジン回転数は、通常、变速段によりほぼ定まった回転数であることから、この設定方法とは別に、車両運転中の变速段に応じて予め定めた回転数の目標値を設定することもできる。一例として、1速～3速は1000 rpm、4速は800 rpm、5速は700 rpmというように、目標回転数を変速指令信号が出力された時に供給するようとする。

[0 0 3 3]

【0033】 また、エンジン回転数の目標値を設定することなく、車両運転中に変速指令信号Aが出力されたときのエンジンの燃料量自体に応じて目標値を設定して、頭打ち制御の際のエンジン出力を低下することもできる。例えば、1速～3速ではその燃料量の1/2、4速で

は1/3、5速では1/4の燃料量を、頭打ち制御のときにディーゼルエンジン1に供給するようにしてエンジン出力を低下させる。

【0034】

変速時の変速ショック及びフレアの発生を回避する頭打ち制御は、図2に示すように、所定時間、例えば0.3sec. 実行される。頭打ち制御が終わった時点で、クラッチ制御装置31は、湿式多板クラッチ3を断とすべくデューティ比100%のパルスを出力する。湿式多板クラッチ3が断となると、ディーゼルエンジン1は変速機4と切り離される。湿式多板クラッチ3が断となると、ディーゼルエンジン1は変速機4となりシンクロ機構従来例として説明した図6の作動と同様に、変速機4がニュートラルとなりシンクロ機構が作動して、新たな変速段（5速）への噛合が始まる。そして、頭打ち制御が終わる時点では、湿式多板クラッチ3の断によるエンジン回転数の急上昇を防止するため、エンジン制御装置11は、ディーゼルエンジン1の燃料量をエンジンアイドル時の燃料量まで低下させる。

【0035】

回転数の変化を表す図2の下方のグラフから分かるとおり、湿式多板クラッチ3の断に先行して予めエンジン出力を低下させる頭打ち制御を実行することにより、ディーゼルエンジン1の回転数（湿式多板クラッチ3の入力軸32の回転数）は急上昇を起こすことなく、図6のようなフレアを生じることが防止される。変速機入力軸の回転数（湿式多板クラッチ3の出力軸33の回転数）は、変速機4のギヤインの後は5速の回転数となるが、ディーゼルエンジン1の回転数は、変速時の回転数の上昇がないので、図6の場合と比較して早期に変速機入力軸の回転数と一致するようになる。

【0036】

また、ギヤインが完了した後、クラッチ制御装置31が湿式多板クラッチ3を接続させるとときにおいて、湿式多板クラッチ3の入力軸32の回転数と出力軸33の回転数との差が減少しているので、図6の場合と比較して急速に湿式多板クラッチ3の接続量を増加させることで可能となる。したがって、早期に湿式多板クラッチ3を完接させて変速時エンジン制御のモードを終え、ディーゼルエンジン1が運転者の操作するアクセルペダルの踏み量に応じて制御されるアクセルペダル追従制御に復帰させることができる。つまり、変速に要する時間が短縮されることになる。

【0037】

本発明の頭打ち制御を行うエンジン制御装置について、上述の実施例のフローチャートを図5に示す。ここでは、変速指令信号Aが発生された後、エンジン制御装置11が変速時エンジン制御において実行するフローが記載されている。

【0038】

シフトアップの変速指令信号Aが出力されると、まず、そのとき車両が運転されている変速段を検出し（S1）、また、そのときのエンジン回転数N0（湿式多板クラッチ3が接続なので変速機入力軸の回転数と同じ）を検出する（S2）。さらに、そのときの変速の歯車比と1段上の変速段の歯車比、及びエンジン回転数N0を用いて、変速前後の変速の回転数差を演算し、回転数差が100rpm以下であるかどうかを判定する（S3）。回転数差が100rpm以下であれば、頭打ち制御を実行する必要はない（S4）。回転数差が100rpm以上であれば、頭打ち制御を行なう必要がある（S5）。頭打ち制御を行なう場合は、直ちにディーゼルエンジン1に供給する燃料量Qをエンジンアイドル時とし、同時にクラッチ制御装置31のデューティ比を100%として、湿式多板クラッチ3を断とする。

【0039】

この実施例では、頭打ち制御を実行するかどうかを決定する手段としてS3の判断が設けられているが、本発明は、S3の判断を省略した態様で実施することができる。また、頭打ち制御を実行するか否かを決定する車両の運行状態としては、変速前後の変速機入力軸の回転数差以外のもの、例えば、エンジンに供給される燃料量に関連する因子、を採用することができる。

【0040】

ステップS3において回転数差が100rpm以上であるときは、頭打ち制御を行う必須

要があるため、ステップ1で検出された変速段が何速であるかを検出し（S4、S5）、
变速段が1速乃至3速であった場合には、ディーゼルエンジン1の出力を低下させる目標
値としてエンジン回転数が $1/2$ となるよう、エンジンに供給する燃料量Qをステップ2
で検出したエンジン回転数N0の $1/2$ に対応する燃料量にセットする（S6）。变速段
が1速乃至3速でなければ4速であるかどうかを判定し（S5）、4速のときは同様の手
順でエンジン回転数N0の $1/3$ に対応する燃料量Qにセットする（S7）。变速段が1
速乃至4速でなければ5速にあることになるので、セットする燃料量Qをエンジン回転数
N0の $1/4$ に対応する燃料量とする（S8）。これらの燃料量は、図4に示す回転数-
燃料量のグラフによって決定される。

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 4 & 1 \end{bmatrix}$$

【0041】
ステップ6乃至8において、低下させるエンジン回転数の目標値と燃料量Qをセットする。エンジン制御装置11が0.3sec.の間セットされた燃料量Qを出力するよう、エンジン制御装置11が0.3sec.の間セットされた燃料量Qを出力するよう、制御フローを設定する。すなわち、ステップ10で次回エンジン制御装置11が出力する燃料量を同一燃料量Qとし、ステップ11でその出力が0.3sec.の間続行したか否かを判定する。0.3sec.の間続行したときはステップ9に移り、ディーゼルエンジン1に供給する燃料量Qをエンジンアイドル時の燃料量とし、そしてクラッチ制御装置31のデューティ比を100%とする。

[0042]

【0042】
このようにしてエンジン制御装置11はディーゼルエンジン1に供給する燃料量Qを出力し、変速時エンジン制御を実行する。頭打ち制御を行う必要があるときは、湿式多板クラッチ3の断続操作に先行して、変速段に応じたディーゼルエンジン1の出力の低下が0.3sec.の間行われ、その後、湿式多板クラッチ3は切り離されるとともに、ディーゼルエンジン1の燃料量はエンジンアイドル時の燃料量となる。変速時エンジン制御は湿式多板クラッチ3の完接まで続行されることとなる。

〔0043〕

【0043】
以上詳述したように、本発明は、自動クラッチを備えた車両用動力伝達装置において、シフトアップの変速の際、クラッチの断に先立ってエンジンの出力を低下させて、変速時エンジン回転数の上昇を抑え、フレアを回避するものであり、かつ、「加速抜け」を適宜緩和しながら全ての変速段におけるフレアの発生を防止するよう、車両の運転状況に応じてクラッチの断に先行するエンジン出力低下の目標値を適正に設定するものである。したがって、本発明は、例えば乾式单板クラッチを有し、その接続量をクラッチアクチュエーターのストロークによって制御する装置についても適用可能であることは明らかである。そして、本発明を適用し得る動力伝達装置としては、エンジンがディーゼルエンジンであるかガソリンエンジンであるかを問わないこと、流体継手を介在させるか否かを問わないこととも言うまでもない。

【画面の簡単な説明】

[0 0 4 4]

0044】**【図1】**本発明のエンジン制御装置が適用される車両用動力伝達装置の概略図である

【図2】本発明のエンジン制御装置に基づく車両用動力伝達装置の作動を経時的に示す図である。

【図2】本発明のエンジン制御装置の制御作動を示す図である。

【図3】本発明のエンジン制御装置の制御作動を示す図である。

【図4】エンジンの燃料量と回転数の関係を示す図である。
この制御装置の作動を示すフローチャートである。

【図5】本発明のエンジン制御装置の作動を示すプロセスチャートである。

[図6] 従来のエンジン制御装置に基づく車両用動力伝達装置の作動を絶時的に示す

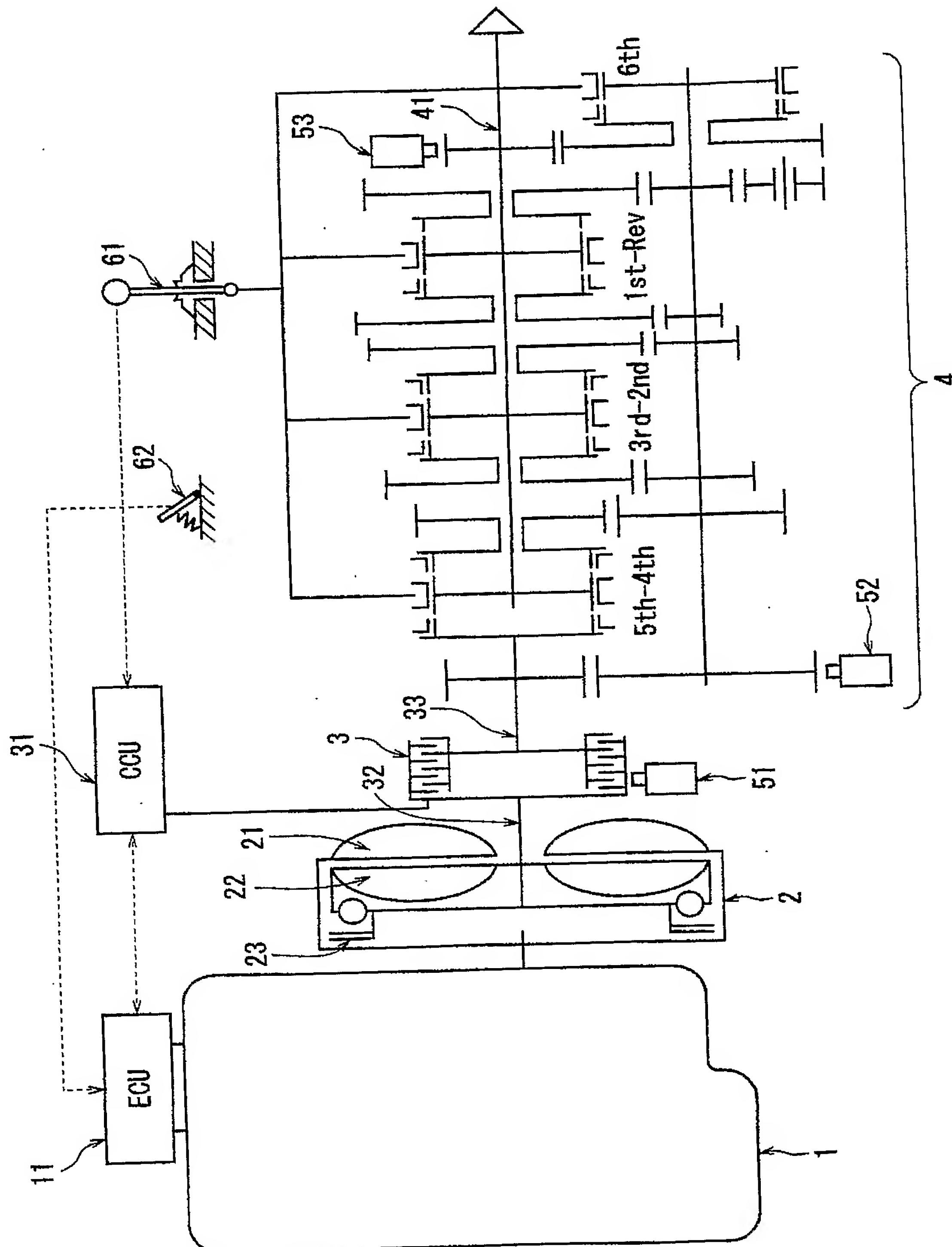
図である。

【符号の説明】

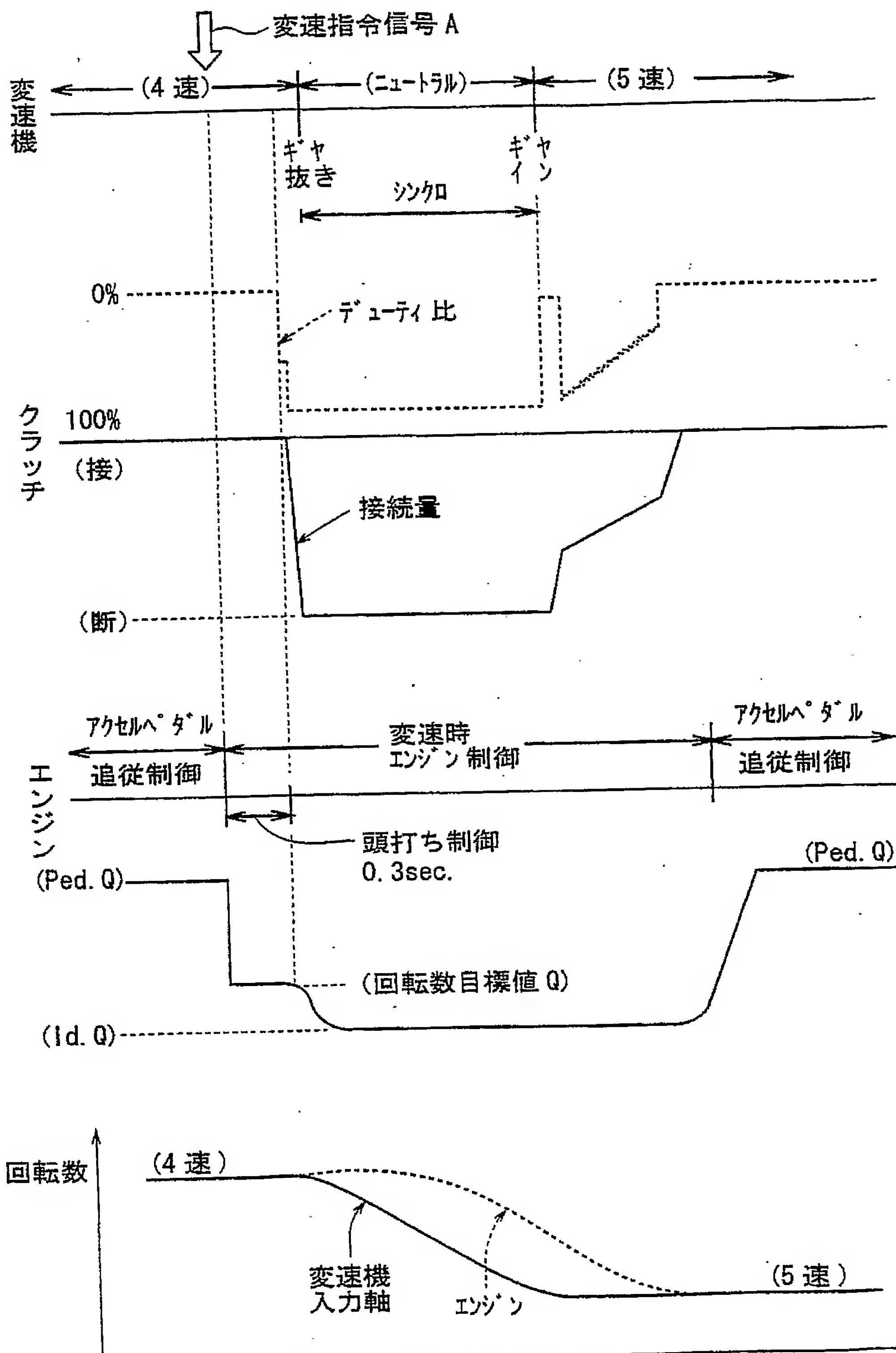
- 0045】
1 ディーゼルエンジン
1.1 エンジン制御装置

- 2 流体継手 (フルードカップリング)
- 3 湿式多板クラッチ
- 3 1 クラッチ制御装置
- 3 2 クラッチ入力軸
- 3 3 クラッチ出力軸 (変速機入力軸)
- 4 変速機
- 5 1、5 2、5 3 回転数センサ
- 6 1 変速レバー
- 6 2 アクセルペダル

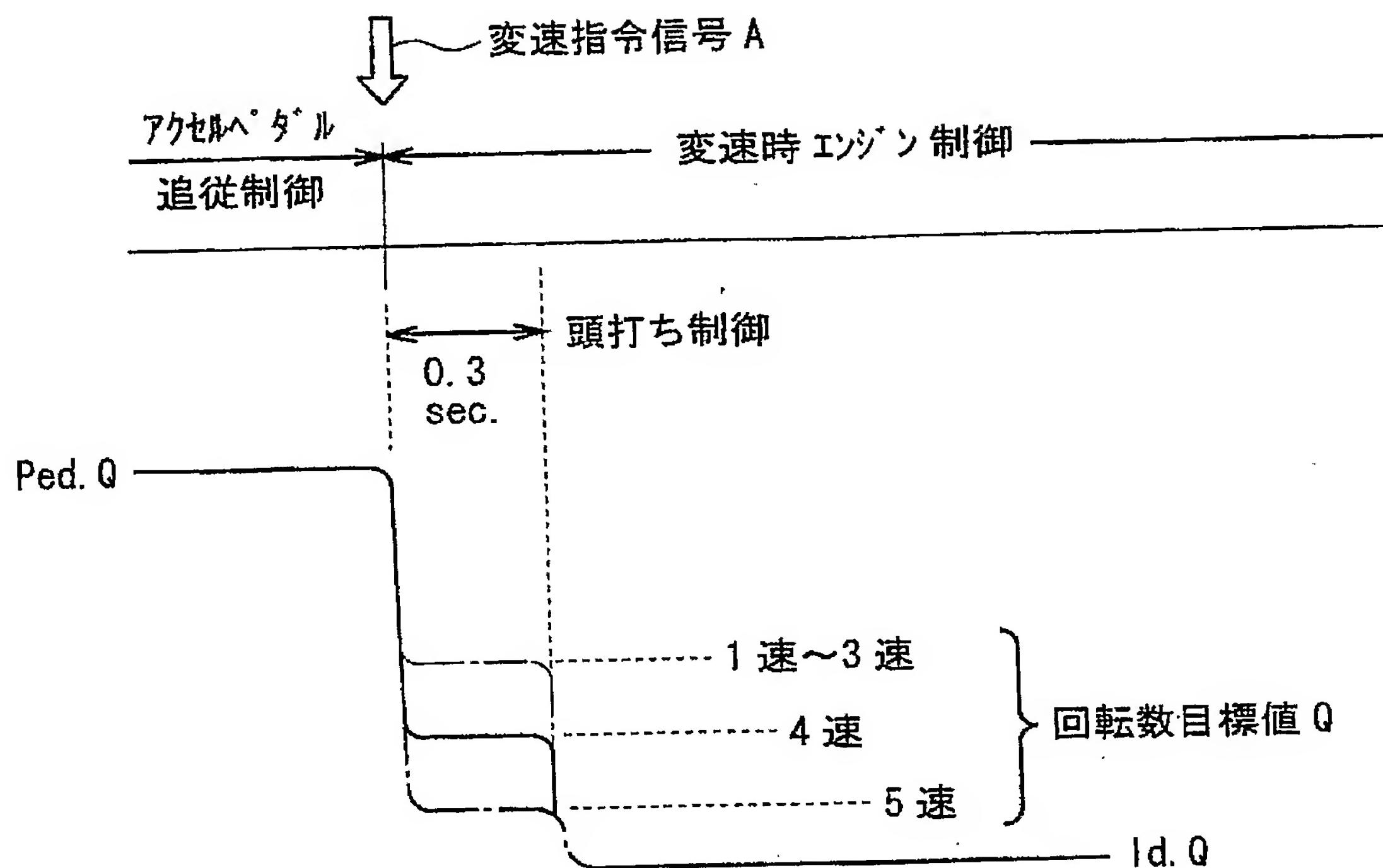
【書類名】 図面
【図 1】



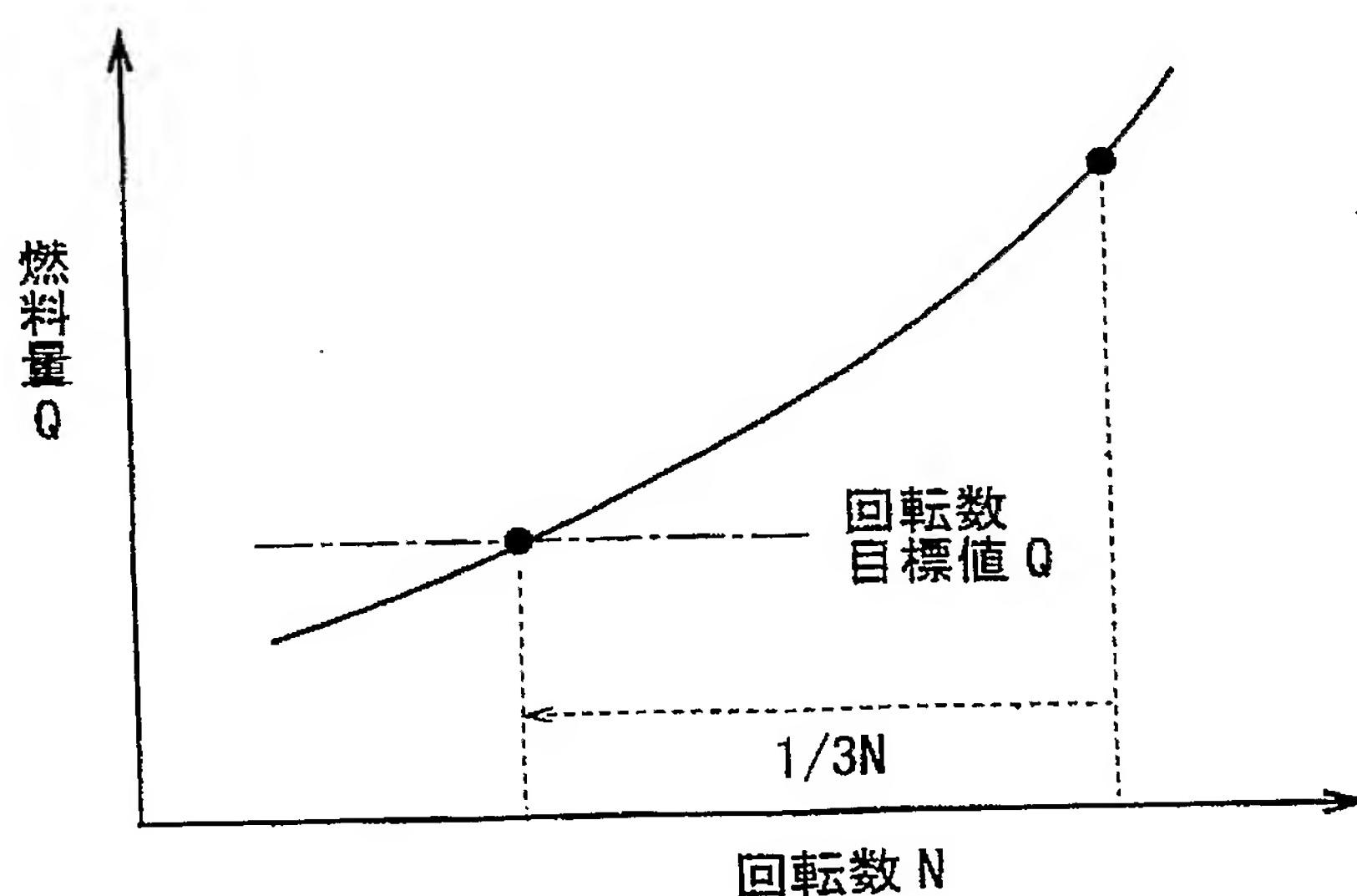
【図 2】



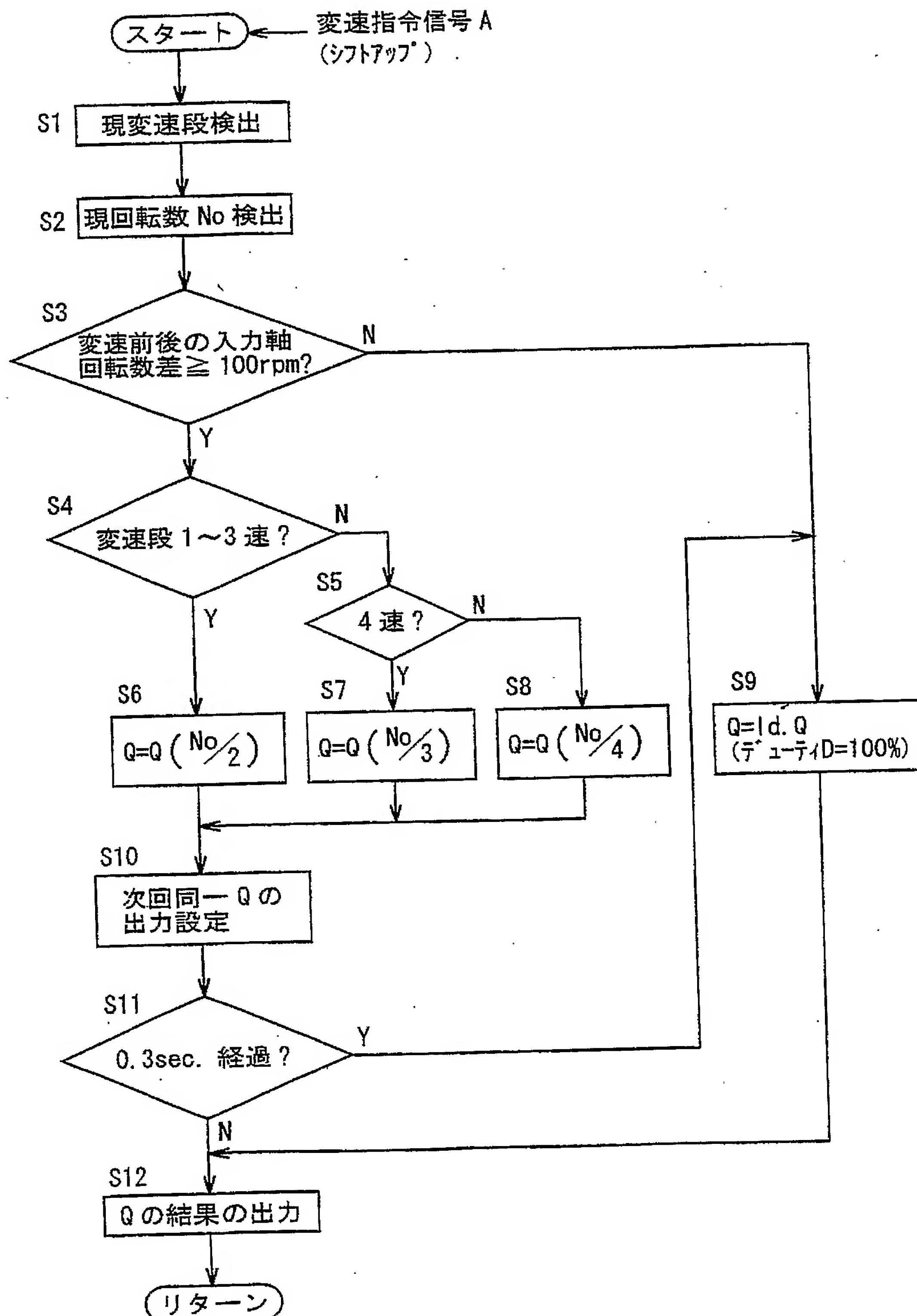
【図3】



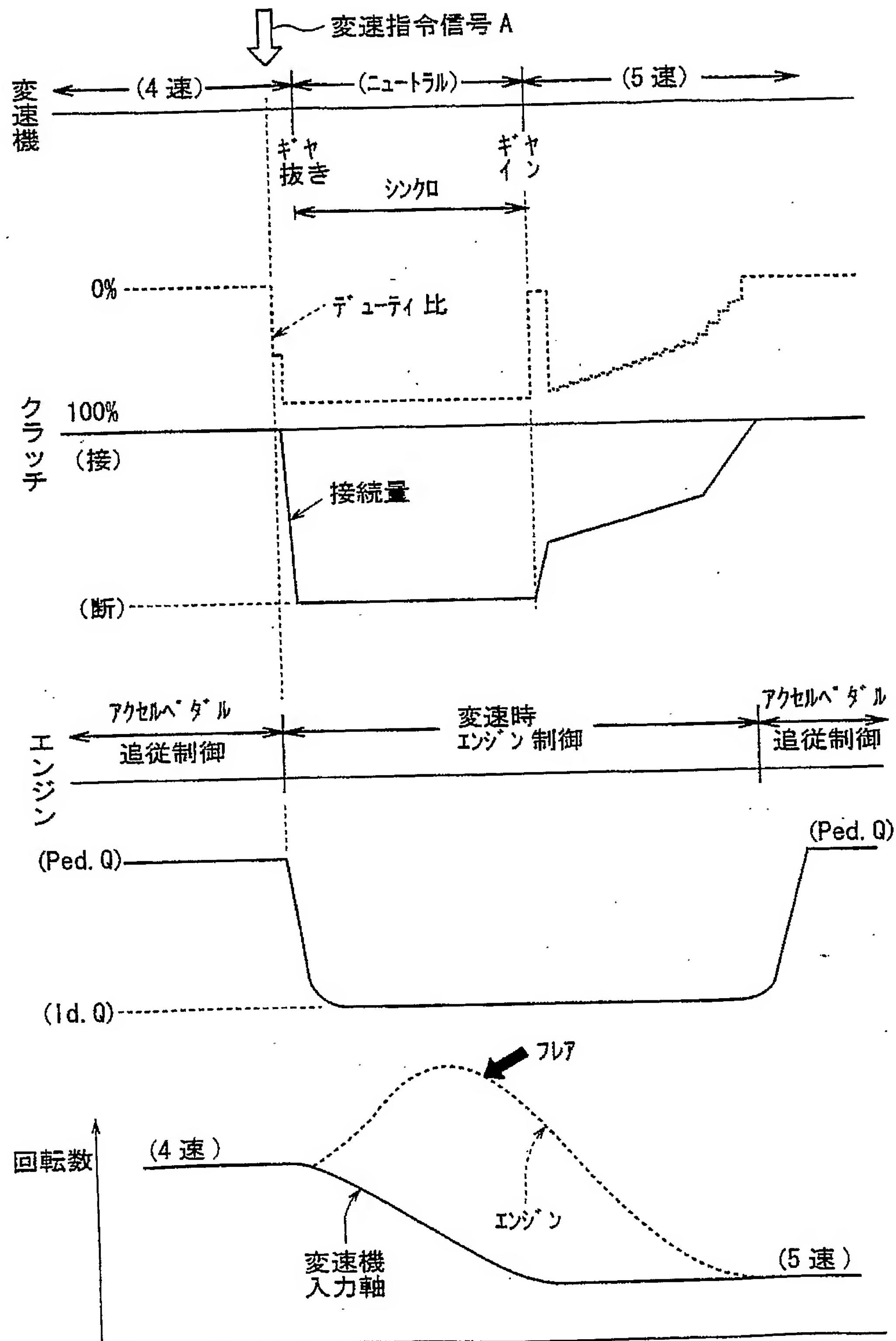
【図4】



【図 5】



【図 6】



【書類名】要約書

【要約】

【課題】自動クラッチを備えた車両用動力伝達装置において、シフトアップの変速の際、自動クラッチの断に伴うエンジン回転数の急上昇を抑えて迅速な変速を行うとともに、変速ショックなど変速に伴う運転性の悪化を防止する。

【解決手段】エンジン制御装置 11 は、シフトアップの変速時に、クラッチ 3 の断に先行してエンジン 1 の出力を所定時間低下させる頭打ち制御を実行する。エンジン出力は予め低下するので、クラッチ 3 の切り離しにより車両走行負荷が消失しても、エンジン 1 の回転数が急上昇を生じることはない。また、低下させるエンジン出力の目標値は、車両の運転状況に応じて適正に設定されており、加速度の急変による変速ショックを緩和しながら、全ての変速段において回転数の急上昇を防止することができる。

【選択図】 図 1

認定・付加情報

特許出願の番号	特願2004-030930
受付番号	50400200077
書類名	特許願
担当官	第三担当上席 0092
作成日	平成16年 2月 9日

<認定情報・付加情報>

【提出日】 平成16年 2月 6日

特願 2004-030930

出願人履歴情報

識別番号

[000000170]

1. 変更年月日

[変更理由]

住 所

氏 名

1991年 5月21日

住所変更

東京都品川区南大井6丁目26番1号

いすゞ自動車株式会社